This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problems Mailbox.

First Hit

Generate Collection Print

L6: Entry 8 of 21

File: JPAB

Dec 8, 1998

PUB-NO: JP410326367A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 10326367 A

TITLE: PURCHASER CONFIRMATION METHOD, AND SERVICE PROVIDING DEVICE FOR PURCHASER

PUBN-DATE: December 8, 1998

INVENTOR-INFORMATION:

NAME COUNTRY

YAMAMURA, YOSHIHIRO MOTOHASHI, TAKESHI ISHIYAMA, KAORU

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME COUNTRY

NEC CORP

APPL-NO: JP09136736 APPL-DATE: May 27, 1997

INT-CL (IPC): <u>G07 C 11/00; G06 F 17/60; G09 C 1/00; G09 C 1/00</u>

ABSTRACT:

PROBLEM TO BE SOLVED: To firmly prevent the forgery, and to enhance the safety, by making a maker give a ciphered character string to a commodity and making the makes confirm a normal purchaser when the character string notified by the purchaser is an identification character string.

SOLUTION: A maker directly prints an identification character string consisting of ciphered numeric characters, characters, symbols, etc., that cannot be estimated by a commodity type (type number) or a production number on a commodity or an object such as a seal, card, etc., attached to the commodity. The purchaser of the commodity sends a part where the commodity identification character string is printed and the seal, card, etc., where the character string is printed to the maker for notification. The maker decides the presence or absence of a false report based on a part of the received commodity or an object attached to the commodity and also can perform the double judgment by decoding a described cipher. Since every cipher is inherent to each commodity, it is impossible to estimate other same products from the display of an optional commodity.

COPYRIGHT: (C) 1998, JPO

(19)日本国特新庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A) (11)特許出顧公開番号

特開平10-325367

(43)公開日 平成10年(1998)12月8日

(51) Int.CL.*	
F02M	25/07

識別記号 580

FΙ

F 0 2 M 25/07

580B

311 35/10

35/10

311E

審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 9 頁)

(21)	出願番号
WI)	山映曲寸

特顯平9-137100

(71)出願人 000003997

日産自動車株式会社

(22)出旗日 平成9年(1997)5月27日 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地

(72)発明者 森 光司

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産

自動車株式会社内

(72)発明者 ▲吉▼沢 幸大

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産

自動車株式会社内

(72)発明者 武山 哲

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産

自動車株式会社内

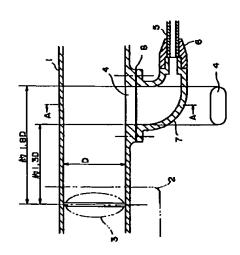
(74)代理人 弁理士 笹島 富二雄

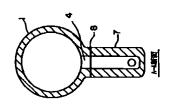
(54) 【発明の名称】 エンジンの排気ガス湿液装置

(57)【要約】

【課題】 吸気管内に導入される還流ガスと吸気ガスと の混合を促進して、排気湿流率の気筒間バラツキを低減

【解決手段】 吸気管1内への還流ガス導入口4を、吸 気管壁面にて、吸気ガスの流れの方向にスロットルバル ブ3軸芯より吸気管径Dの約1.3倍の位置から開始 し、約1.8倍の位置で終了する長円形状で開口させ る。これにより、湿流ガスを吸気ガスの逆流域に導入し て、混合を促進する。





【特許請求の範囲】

【請求項1】排気ガスの一部を排気系から外部還流路を 介し吸気系のスロットルバルブ下流の吸気管内へ還流す るエンジンの排気ガス還流装置において、

1

吸気管内への還流ガス導入口を、吸気管壁面にて、吸気 ガスの流れの方向にスロットルバルブ軸芯より吸気管径 の約1.3倍の位置から開始し、約1.8倍の位置で終 了する長円形状で開口させたことを特徴とするエンジン の排気ガス還流装置。

【請求項2】前記還流ガス導入口は、吸気管の外周上に 10 外部還流路に連通させて形成した環状の湿流ガス案内空 間と、吸気管内とを隔てる吸気管壁面に、その円周方向 に並べて複数設けたことを特徴とする請求項1記載のエ ンジンの排気ガス還流装置。

【請求項3】前記複数の還流ガス導入口は、前記環状の 還流ガス案内空間に配管される外部還流通路の配管位置 を基点として、吸気管壁面円周方向に基点より遠く配置 されるものほど、開口面積を増大させたことを特徴とす る請求項2記載のエンジンの排気ガス還流装置。

【請求項4】前記複数の還流ガス導入口に、通気性を有 20 する部材をそれぞれ配置し、各還流ガス導入口の円周方 向位置によりその通気抵抗を変化させたことを特徴とす る請求項1又は請求項2記載のエンジンの排気ガス還流 装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、排気ガスの再循環 により燃費改善あるいは排気低減を図るエンジンの排気 ガス還流(EGR)装置に関する。

[0002]

【従来の技術】近年、出力を要求されない通常の運転時 において、環境に対する関心の高まりから、燃費改善に よるCO2 低減あるいはNOx排出量低減を狙って、排 気ガスの一部を排気系から外部還流路を介し吸気系へ還 流する排気ガス湿流装置が種々提案されている。

【0003】従来のエンジンの排気ガス湿流装置として は、吸気系のスロットルバルブ下流の吸気管壁面に単一 の円形形状の還流ガス導入口を開口させたものの他、実 開平3-114563号公報や実開平3-114564 号公報に示されるものなどが知られている。実開平3- 40 114563号公報に記載の装置は、吸気管廻りに配し たガス案内溝より、水平方向に対向する2ヶ所から還流 ガス導入口にて吸気管内と連通し、吸気ガスと湿流ガス との混合を促進する。

【0004】実開平3-114564号公報に記載の装 置は、吸気管外周に湿流ガスが導入される現状路を形成 し、環状路と吸気管内とを隔てる吸気管壁面に複数の遺 流ガス導入口を開口させて、吸気ガスと還流ガスとの混 合を促進する。いずれも、吸引各気筒間の排気湿流率の バラツキの減少を目的としている。

[0005]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、上述し た従来の排気ガス還流装置にあっては、吸気管への還流 ガス導入口が最適な位置に配置されておらず、また、導 入口形状も円形で面積も小さい。そのため、大量の排気 還流率を実施した場合、還流ガスの流量増加により、吸 気管への流入速度が大きくなり、吸気ガスと還流ガスと が十分に混合しなくなる。その結果として、吸引各気筒 間の排気還流率のバラツキが増大し、エンジンの安定度 の悪化、エミッションの増加、燃費の悪化につながる。

2

【0006】本発明は、かかる従来技術の課題に鑑みて なされたもので、その目的は吸引各気筒間の排気湿流率 のバラツキを改善することのできるエンジンの排気ガス **遺流装置を提供することにある。**

[0007]

30

【課題を解決するための手段】このため、本発明は、エ ンジン運転時の吸気ガスの物理的現象に着目してなされ たものである。請求項1に係る発明では、排気ガスの一 部を排気系から外部還流路を介し吸気系のスロットルバ ルプ下流の吸気管内へ湿流するエンジンの排気ガス湿流 装置において、吸気管内への遺流ガス導入口を、吸気管 壁面にて、吸気ガスの流れの方向にスロットルバルブ軸 芯(回転軸中心)より吸気管径の約1.3倍の位置から 開始し、約1.8倍の位置で終了する長円形状で開口さ せたことを特徴とする。

【0008】すなわち、スロットルバルブ下流には吸気 ガスの逆流域を生じ、この逆流域の伸長はエンジン運転 条件により増減する。そして、安定的に形成される逆流 域の先端は、スロットルバルブ軸芯より、約吸気管径の 1. 3倍から1. 8倍の範囲にある。 そこで、これらエ ンジン運転下の吸気ガス逆流現象を活用し、吸気管内へ の還流ガス導入口を、吸気管壁面にて、吸気ガスの流れ の方向にスロットルバルブ軸芯より吸気管径の約1.3 倍の位置から開始し、約1.8倍の位置で終了する長円 形状で開口させたのである。

【0009】これにより、還流ガスの流量増加に対応し うる開口面積が確保され、且つ逆流域に安定して還流が スが導入されるため、逆流域の運動作用で吸気ガスと還 流ガスとの混合が促進され、大量の排気湿流率の下でも 吸引各気筒間の排気還流率のバラツキを低減することが できる。請求項2に係る発明では、前記還流ガス導入口 は、吸気管の外周上に外部還流路に連通させて形成した 現状の湿流ガス案内空間と、吸気管内とを隔てる吸気管 壁面に、その円周方向に並べて複数設けたことを特徴と する。

【0010】請求項3に係る発明では、前記複数の還流 ガス導入口は、前記環状の湿流ガス案内空間に配管され る外部還流通路の配管位置を基点として、吸気管壁面円 周方向に基点より遠く配置されるものほど、開口面積を 50 増大させたことを特徴とする。請求項4に係る発明で

は、前記複数の還流ガス導入口に、通気性を有する部材 をそれぞれ配置し、各還流ガス導入口の円周方向位置に よりその通気抵抗を変化させたことを特徴とする。

[0011]

【発明の効果】請求項1に係る発明によれば、還流ガスの流量増加に対応しうる開口面積が確保されると共に、排気ガスを流れが循環する逆流域に導入できるため、吸気ガスと湿流ガスとの混合が促進され、排気湿流率の気筒間バラツキを低減でき、燃費及び排気を改善できるという効果が得られる。

【0012】請求項2に係る発明によれば、複数の還流 ガス導入口によりほぼ全周方向から逆流域に導入される ため、吸気ガスと還流ガスとの混合が更に促進され、排 気湿流率のバラツキを更に低減することができる。ま た、大量の排気湿流率の下でも湿流量に合わせた湿流ガ ス導入口の位置、面積の配置が可能となる。請求項3に 係る発明によれば、外部湿流通路の配管位置を基点とし て円周方向に湿流ガス導入口の面積を増大させて、異形 の複数の湿流ガス導入口を持つ構成としたため、全周か ら均等に逆流域に導入されるため、逆流域内での湿流ガ スの偏りがなくなり、吸気ガスと湿流ガスの混合が更に 促進され、排気盪流率のバラツキを更に低減することが できる。

【0013】請求項4に係る発明によれば、複数の還流 ガス導入口について、その円周方向位置により通気抵抗 を変化させたことで、吸気管内主流の流速分布に相対す る還流ガス導入流速が制御され、より均一に還流ガスが 逆流域内に導入されるため、吸気ガスと還流ガスとの混 合が更に促進され、排気還流率のバラツキを更に低減す ることができる。

[0014]

【発明の実施の形態】以下に本発明の実施の形態を図面に基づいて説明する。図1は本発明の第1実施例を示している。分岐管及びコレクタを備えた吸気管1の上流側に、スロットルボディ2が接続され、スロットルボディ2内にはスロットルバルブ3が設けられている。

【0015】スロットルバルブ3下流の吸気管1の壁面には還流ガス導入口4が開設されている。還流ガス導入口4は吸気ガスの流れ方向に長い長円形であり、流れ方向でのその開口面は、スロットルバルブ3軸芯より吸気 40 管径の1.3倍の位置から開始し、1.8倍の位置で終了する。言い換えれば、吸気管径をDとすると、スロットルバルブ3軸芯より1.3Dの位置から開始し、1.8Dの位置で終了する。

【0016】エンジン排気系から排気ガスの一部を導く 外部還流路としての還流ガス配管5は、フレアーナット 6で接続管7の一端に接続されている。接続管7はその 一端から他端に向かって断面形状が変化して、他端側で 還流ガス導入口4と同形状の長円形をなし、取付フラン ジ面でガスケット8を介して吸気管1にボルトで固定さ 50 【0021】この実施例は、吸気管1の一部を拡径し、 その部分に隔壁ライナ9を内挿圧入して、吸気管壁面を 構成し、その外側に環状の還流ガス案内空間10を形成 してある。還流ガス案内空間10の外壁の上又は下には 還流ガス配管5をフレアーナット6で接続固定してあ ジ面でガスケット8を介して吸気管1にボルトで固定さ 50 る。そして、隔壁ライナ9に、還流ガス配管5の接続位

ns.

【0017】次に作用を説明する。吸気管内スロットルバルブ下流の流れを図2に示す。スロットルバルブ背面には主流の流れに対して、流れが循環する逆流域が存在する。図3にエンジン回転数とスロットル開度で表した常用運転領域を示す。この常用運転領域のなかでEGRを利用する領域はWTOに近い高負荷とアイドル付近の低負荷を除いた領域となる。

【0018】図4はスロットル開度に対する逆流域の大10 きさを示す。逆流域の大きさはスロットル開度に依存する。そこで、図3のEGR領域のなかで負荷の高いEGR領域高負荷条件と負荷の低いEGR領域低負荷条件の逆流域の状態に着目する。図5にEGR領域低負荷条件とEGR領域高負荷条件の逆流域を示す。図3に示したように逆流域の大きさはスロットル開度に依存する。従って低負荷条件では逆流域は大きくなり、逆流が安定して起こる逆流安定位置は吸気管径Dの約1.8倍となる。また高負荷条件では逆流安定位置は吸気管径Dの約1.3倍となる。

【0019】図6に湿流ガス導入位置の影響を示す。逆 流域よりも下流から湿流ガスを導入した場合(1)、湿 流ガスはそのまま下流に流されるため、新気の吸気ガス とのミキシングが進まず混合状態が悪い。また、逆流安 定位置よりもかなり上流側のスロットルバルブ近傍から 還流ガスを導入した場合(3)、還流ガスは吸気と混合 せずに直接スロットルバルブに当たってしまう。従っ て、スロットルバルブにデボを形成する原因となる。ま たスロットルバルブに当たった後すぐに主流に乗って逆 流域を外れて下流側に流されるため吸気との混合もあま 30 り進まない。これに対して、逆流安定位置付近である吸 気管径Dの1.3~1.8倍の範囲内で湿流ガスを導入 した場合(2)、湿流ガスは逆流域で長い時間滞留する ため、吸気とのミキシングが進み、混合状態が良くな る。尚、従来の湿流ガス導入位置はスロットルバルブか らかなり下流側となっており、逆流域の下流側から還流 ガスを導入している(特開平8-218949号公報等 参照)。

【0020】図7に本実施例の効果を示し、また図8に本実施例での還流ガス導入口位置と逆流域との関係を示す。本実施例では、逆流安定位置の領域を広く活用することにより、大量排気還流率においても、また、エンジン運転時の脈動条件下においても、吸気との混合が促進され、排気湿流率の気筒間バラツキを低減できる。次に図9及び図10に示す第2実施例について説明する。【0021】この実施例は、吸気管1の一部を拡径し、その部分に隔壁ライナ9を内挿圧入して、吸気管壁面を構成し、その外側に環状の還流ガス案内空間10を形成してある。還流ガス案内空間10の外壁の上又は下には還流ガス配管5をフレアーナット6で接続固定してあ

置と対向する位置を除き、その円周方向に並べて、第1 実施例と同じ長円形の還流ガス導入口4を複数形成して ある。

【0022】これにより、還流ガス配管5から還流ガス 案内空間10に流入した還流ガスは隔壁ライナ9に衝突 して左右に分流され、円周上の複数の還流ガス導入口4 より吸気管1内の逆流域へ導入される。このように全周 から逆流域に導入されるため逆流域内での吸気ガスと遠 流ガスとの混合が促進され、排気湿流率のバラツキを低 減することができる。また、大量の排気還流率の下でも 10 還流量に合わせた湿流ガス導入口の位置、面積の配置が 可能となる。

【0023】次に図11に示す第3実施例について説明 する。この実施例は、還流ガス配管5位置近辺の還流ガ ス導入口4から最も還流ガスが吸気管1内へ入り易いた め、還流ガス配管5位置を基点として、還流ガス導入口 4の面積を左右の円周方向で増大させていくことによ り、全周から均等に吸気管1内の逆流域へ導入すること ができる。

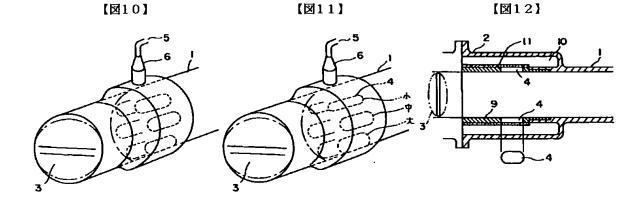
【0024】これにより、逆流域内での還流ガスの偏り 20 がなく、吸気ガスと還流ガスの混合が促進され、排気還 流率のバラツキを低減することができる。次に図12及 び図13に示す第4実施例について説明する。この実施 例は、隔壁ライナ9の内挿圧入後、その外側(湿流ガス 案内空間10個)に、通気性を有する部材であるメッシ ュ状のフィルタ11を軽圧入することにより、複数の湿 流ガス導入口4をフィルタ11で覆っている。

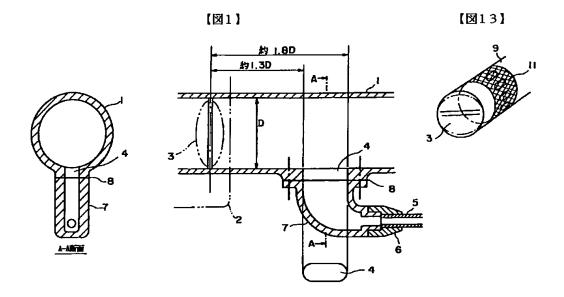
【0025】そして、このフィルタ11の通気抵抗を還 流ガス導入口4の円周方向位置で変化させる。具体的に は、図14に示すように、吸気管1内の主流流速の大き 30 8 ガスケット い上下位置 (図2参照) では通気抵抗を小さくし、主流 流速が小さく壁面から逆流域までの距離の短い水平位置 では通気抵抗を大きくする。このように湿流ガスの流入 速度を制御し、全周からの吸気管1内の逆流域への均一

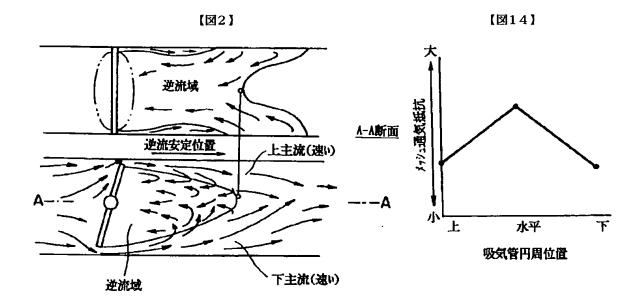
導入を促進することにより、大量の排気還流率の下でも 更に逆流域内での遺流ガスの偏りがなくなり、排気遺流 率のバラツキを更に低減することができる。

【図面の簡単な説明】

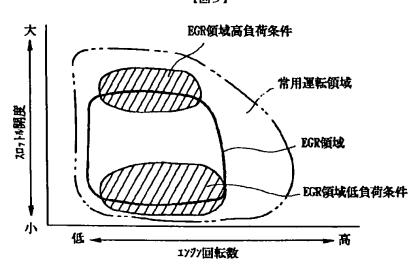
- 【図1】 本発明の第1実施例の構成図
- スロットルバルブ下流の流れを説明する図 【図2】
- 【図3】 運転条件中のEGR領域を説明する図
- 【図4】 スロットル開度と逆流域の大きさとの関係を 示す図
- 【図5】 負荷条件による逆流域の変化を説明する図
 - 流れを説明する図
 - 【図7】 実施例1の効果を示す図
 - 【図8】 湿流ガス導入口位置と逆流域との関係を示す X
 - 【図9】 本発明の第2実施例の構成図
 - 【図10】 同上第2実施例の斜視図
 - 【図11】 本発明の第3実施例の斜視図
 - 【図12】 本発明の第3実施例の構成図
 - 【図13】 同上第4実施例の斜視図
 - 【図14】 同上第4実施例の通気性部材の特性図 【符号の説明】
 - 1 吸気管
 - 2 スロットルボディ
 - 3 スロットルバルブ
 - 4 湿流ガス導入口
 - 5 遠流ガス配管
 - 6 フレアーナット
 - 7 接続管
- - 9 隔壁ライナ
 - 10 湿流ガス案内空間
 - 11 フィルタ (通気性部材)

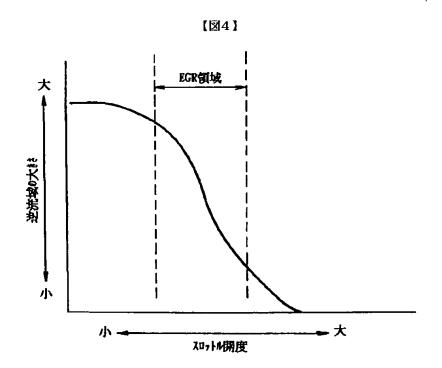




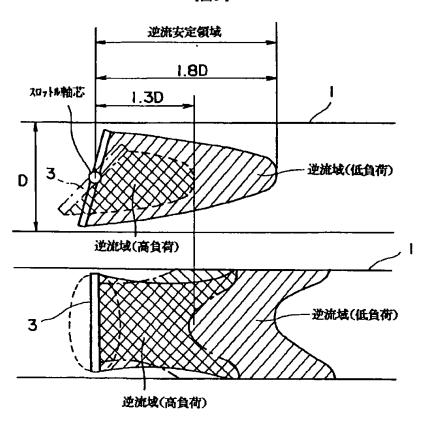


【図3】

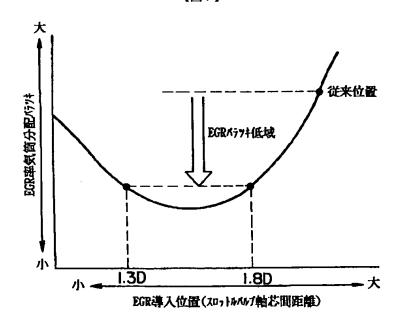




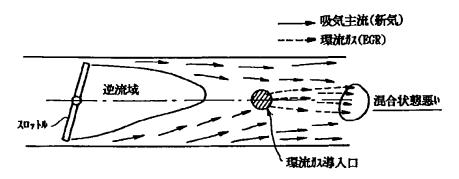
【図5】



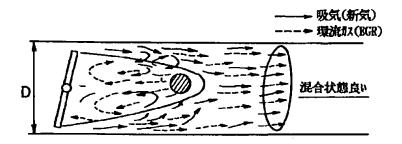
【図7】



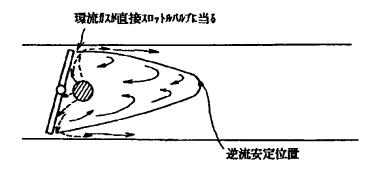
【図6】



(1)逆流域の下流は現流水導入

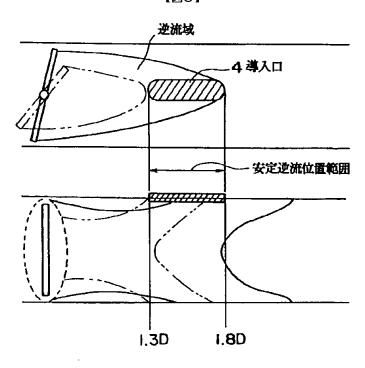


(2)スロットルハルア軸芯トシl.3~1.8Dの位置に環流な導入



(3)スロットルパルア近傍トシロ環流紅導入

【図8】



【図9】

